# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

03-003935

(43) Date of publication of application: 10.01.1991

(51)Int.CI.

F02D 41/04 F02D 41/02

F02M 67/02

(21)Application number: 01-137761

(71)Applicant : FUJI HEAVY IND LTD

(22)Date of filing:

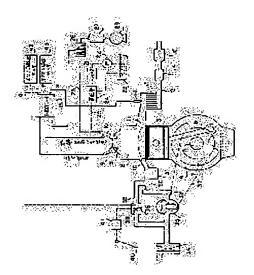
30.05.1989

(72)Inventor: MORIKAWA KOJI

# (54) FUEL INJECTION CONTROL DEVICE FOR TWO-CYCLE DIRECT INJECTION ENGINE

## (57)Abstract:

PURPOSE: To accelerate the atomization of fuel, perform good combustion, and improve the output and fuel consumption by determining the assist air injection pressure to an injector according to operational conditions of an engine. and controlling an air pressure adjusting valve. CONSTITUTION: During engine operation, the air according to operational conditions is fed from a scavenging pump 33 via a scavenging port 16. and the fuel according to operational conditions is injected from an injector 10 for load control. A control unit 45 determines the pressure of the assist air corresponding to operational conditions via a map and controls an air pressure adjusting valve 26 based on it, and the assist air fed to the injector 10 is reduced at a



low rotating speed and a low load for stratification combustion. The assist air pressure is controlled high at a high rotating speed and a high load, the uniform mixing of fuel is accelerated, and the expansion of fuel is improved. Good combustion is performed in the whole operation region, and the output and fuel consumption can be improved.

### LEGAL STATUS

[Date of request for examination]
[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of

THIS PAGE BLANK (LT)

rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

THIS PAGE BLANK (CO

#### ⑩日本国特許庁(JP)

⑩特許出願公開

## @ 公 開 特 許 公 報 (A) 平3-3935

Int. Cl. 5

識別記号

庁内整理番号

郵公開 平成3年(1991)1月10日

F 02 D 41/04 41/02 F 02 M 67/02 3 2 0 3 3 0 B 9039-3G

7515-3G

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全7頁)

会発明の名称

2サイクル直噴エンジンの燃料噴射制御装置

②特 願 平1-137761

信淳

20出 頭 平1(1989)5月30日

弘 二 東京都新宿

東京都新宿区西新宿1丁目7番2号 富士重工業株式会社

内

勿出 顋 人

富士重工業株式会社

東京都新宿区西新宿1丁目7番2号

四代 理 人 弁理士 小橋

外1名

明 無 毒

1、発明の名称

2 サイクル直頭エンジンの燃料噴射制御装置 2. 特許請求の範囲

2サイクルエンジン本体の燃焼室に、燃料系とアシスト空気の空気圧を調圧する空気調圧弁を有する空気系とを備えて燃料暖射するインジェクタを取付け、シリンダのが気ポートにエンジンの各運転条件に応じた空気のみを供給する揺気ポンプを連設する2サイクル値噴エンジンにおいて、

アクセル開度または負荷制御用の制御弁別度または負荷制御用の制御弁別度転換 とにより上記エンジンの経験 転換 性 料定 部と、上記 運転条件 判定 部と、上記 運転条件 判別 量とそのタイミングを決定する 燃料 レング 定部 数 部と、アシスト空 気の 噴射 タイミング 決定する 空気噴射 ソレノ そ 決定する 空気噴射 ソレノ そ 決定する 空気噴射 ソレノ そ に 取動 部と、上記 運転条件 で 定 部からの出力 信号により インジェクタから

シスト空気の空気圧を決定する空気圧力決定部および空気調圧弁用アクチュエータ駆動部とを備え、

上記エンジンの運転条件に応じて、上記空気調圧弁を制御することで、アシスト空気の空気圧を 燃料噴射量に対応して制御することを特徴とする 2 サイクル値噴エンジンの燃料噴射制御装置。 3 発明の禁細な影明

#### 〔廃棄上の利用分野〕

本発明は、インジェクタにより筒内へ燃料を直接噴射する直噴方式の 2 サイクルエンジンにおいて、エンジンのいかなる運転条件においても燃料がピストン頂部や燃焼室壁面へ衝突、付着するのを減少させて最適な噴霧状態により燃焼を改善し、出力を向上できるようにした 2 サイクル直噴エンジンの燃料噴射網節装置に関する。

#### 〔従来の技術〕

2 サイクルエンジンでは、 掃気ボートから絵気 して帰気する際に、 俳気ポートから必然的に新気 の一部の吹き抜けを生じる。 このとき、 新気が燃 料を含んだ混合気の場合は、燃料の吹き抜けを生 [発明が解決しようとする課題] ところで、上記先行技術のものは、アシスト空

焼室への燃料の拡散が不十分となるため、空気利用率が低下し、良好な燃焼が得られず出力が低下するなどの問題がある。 従って、インジェクタの 燃料噴射の噴霧を最適にするには、アシスト空気 を加味して制御する必要がある。

本発明は、かかる点に歴みてなされたもので、 その目的とするところは、2 流体式インジェクタ を用いた筒内直噴式において、インジェクタ 料噴射に対し、アシスト空気の空気圧を最適に制 物して、良好な噴霧状態を得ることのできる 2 サ イクル直噴エンジンの燃料噴射制御装置を提供す ることにある。

## (課題を解決するための手段)

上記目的を達成するため、本発明の燃料順射制御装置は、2サイクルエンジン本体の燃焼室に、燃料系とアシスト空気の空気圧を調圧する空気器圧弁を有する空気系とを備えて燃料噴射するインジェクタを取付け、シリンダの掃気ボートにエンジンの各運転条件に応じた空気のみを供給する掃気ポンプを速設する2サイクル直噴エンジンにお

気を用いた2流体式燃料噴射袋雹の基本的な構成 であるが、かかるインジェクタによる燃料唯射で は、アシスト空気が必然的に箇内に噴射され、こ の空気量は特に低速、低負荷時に筒内空気量に対し する割合が増すことから、混合気空燃比に与える 影響を無視することができない。また、上述した 2 流体式燃料喷射装置では通常、燃料, アシスト 空気の圧力一定値に制御して供給されており、駋 動用ソレノイド弁の動作時間(パルス幅)によっ て燃料およびアシスト空気の噴射虫、噴射時間。 および噴射時期が制御されるようになっているた め、エンジンの低速、低負荷時のように筒内へ充 填される空気量が少ない運転状態では、インジェ クタにより噴射されるアシスト空気の圧力が過大 となる。このため、燃料がピストン頂邸や燃焼室 壁面に衝突,付着して燃烧不良や排気ガス中の未 燃成分による大気汚染の増大を引起すことになる。 さらに、高速、高負荷時では、筒内へ充填される 充填空気量が増大し、インジェクタより噴射され るアシスト空気の空気圧が相対的に低くなり、燃

いて、アクセル開度または負荷制御用の制御弁開 度とエンジン回転数とにより上記エンジンの各選 転条件を判定する運転条件判定部と、上記運転条 件判定部からの出力信号によりインジェクタから の燃料噴射量とそのタイミングを決定する燃料噴 射量・調量タイミング決定部および燃料噴射ソレ ノイド駆動部と、アシスト空気の噴射タイミング を決定する空気噴射タイミング・噴射時期決定部 および空気噴射ソレノイド駆動部と、上記運転条 件料定部からの出力信号によりインジェクタから のアシスト空気の空気圧を決定する空気圧力決定 郎および空気閥圧弁用アクチュエータ駆動部とを 儀え、上記エンジンの運転条件に応じて、上記空 気調圧弁を制御することで、アシスト空気の空気 圧を燃料噴射量に対応して制御することを特徴と するものである。

#### (作 用)

各運転条件に応じた燃料が噴射して負荷制御される。

#### (実施例)

以下、本発明の一実施例を図面に基づいて説明する。

第 1 図において、 2 サイクルエンジンの全体の 構成について述べると、符号1 は 2 サイクルエン ジンの本体であり、シリンダ2 にピストン 3 が往 復動可能に挿入され、クランク室4 のクランク軸

次いで、揺気ボート16の揺気系について述べると、揺気ボート16と連通する揺気管 30に揺気ボート16の開閉時の揺気圧力波を吸収する揺気チャンパ 31、揺気を冷却するインタークーラ 32を介して容積型の揺気ボンブ 33が連設される。また、揺気ボンブ 33の上流側に設置されたエアクリーナ 34側とインタークーラ 32の下流との間にはバイパス通路 35が連通し、このバイパス通路 35に負荷制御用の制御弁 36が设けられている。

福気ポンプ 8 8 は伝動手段 87によりクランク軸 5

シリンダ2 にはピストン8 によって所定のタイミングで開閉される排気ポート11が開口し、この排気ポート11を連通する排気管12に触媒装置13、排気チャンバ14、マフラー15が配设される。また、シリンダ2 の排気ポート11の位置から略9 0 度ずれた位置(または排気ポート11に対向した位置)には、ピストン3 によって所定のタイミシグで開閉する提気ポート18が開口し、この掃気ポート18に揺気系が設けられる。

上記インジェクタ10は2流体式であって、計量された所定の燃料を貯えた後に加圧空気で抑圧し、燃料と空気とを混合した状態で燃焼室8内に直接噴射するものである。そこで、インジェクタ10の燃料通路20がフィルタ21、燃料ポンプ22を介して燃料タンク28に連通し、燃料通路20の途中に調圧

に連結し、エンジン出力により常にポンプ駆動し で撮気圧を生じるようになっている。

また、制御系について述べると、アクセルベダル40が開度変更手段41を介して制御弁36に、アクセル開度に対し制御弁開度を反比例的に開閉するように連結する。また、各運転条件を定めるエンジン回転数センサ42、アクセル開度センサ43を有し、排気管12には空燃比制御用として吹き抜け空気を含んだ排気側空燃比を検出するリーンセンサ(広域センサ)44が取付けられている。また、アクセル開度センサ48の他に制御弁36の開度を検出する制御弁開度センサ38を用いても良い。

そしてエンジン回転数センサ 42. アクセル 開度センサ 43. 制御弁開度センサ 38. およびリーンセンサ 44の 信号は制御ユニット 45に入力して処理され、制御ユニット 45からインジェクタ []に燃料、空気パルスの信号を出力すると共に、点火プラグ8 に点火信号を出力するようになっている。

次に、第2図において制御ユニット45について 述べる。 上記制御ユニット45は、運転条件判定部48. 燃料項射量を計量決定する燃料項射量・窮量タイミング・項射時期と 空気項射タイミング・項射時期決定部48. 燃料項射ソレノイド駆動部49. 空気項射ソレノイド駆動部50. 空気圧力決定部51, およびアシスト空気の空気圧を調圧する空気調圧弁用アクチュエータ駆動部52とから構成されている。

先ず、燃料系についてをと、 てり 48 まについ では数 N 、 ア ク 48 また 2 が 2 が 3 8 の 8 年 2 が 3 8 の 8 年 2 が 3 8 の 8 年 2 が 4 8 の 7 の 1 の 2 年 2 年 3 8 の 8 年 4 8 に 2 年 3 年 3 年 3 年 3 年 3 年 4 8 に 3 年 3 年 4 8 に 3 年 4 8 に 3 年 4 8 に 4 8 の 8 年 4 7 に 2 年 4 8 に 4 8 の 6 日 4 8

目標空燃比マップに基づき、排気と掃気時のセンサイは号から実際の空燃比が検出されるのであり、この実空燃比と排気を強いしていた。リーンまたはリッチの判断に基づき補正量が設され、燃料喰射量・調量タイミング決定部47およりで気噴射タイミング・喰射時期決定部48を介して燃料、空気ベルス信号を補正するようになっている。

次いで、このように構成された2サイクル直噴 エンジンの作用について述べる。

先ず、掃気ポンプ 8 8 8 から吐出してインタークーラ 8 2 により冷却される 給気は、常にパイパス通路 8 6 により 吸気側に戻るように循環し、 制御弁 8 6 でこの戻り量を制度した分の 掃気量が シリング 2 側に導入 されることになる。ここで、 アクセル関ウ はに対し 制度 中は のいたい 場合は 制御弁 3 8 ののであり、アクセル関ウをは 大り多く にあることなく アクセル関 に まっして に お 気量に 調整される。

して、インジェクタlGに燃料吸射信号および空気 噴射信号に応じた燃料、空気のパルス信号を出力 また、上記運転条件の出力信号は空気圧 力決定部 51に入力され、ここでアシスト空気の空 気圧が決定されると共に、出力信号が空気調圧弁 用アクチュエータ駆動部52に入力され、空気踝圧 弁 2 6に て ア シ ス ト 空 気 の 圧 力 が 調 整 さ れ る も の で あり、このときの空気圧力は、第3図のようなエ ンジン回転数Nとアクセル關度すのマップにより 制御される。すなわち、負荷に対しては負荷が増 せばアクセル開度すを増大してアシスト空気の空 気圧も上昇させ、揚気ポンプ33の特性により基本 的には高速になるほど空気圧を上げるが、あるエ ンジン回転数N以上では一定または下げるように 制御するものであり、このマップにより各運転条 作毎に空気調圧弁28を制御する。

一方、リーンセンサ 44からの信号 S はエンジン回転数 N とアクセル開度 Φ の出力信号と共に制御ユニット 45の運転条件料定部 48に入力して、第 4 図のようなエンジン回転数 N とアクセル開度 Φ の

そこで、第1図のようにには気が下死点付 に位置して排気ポート11と共に揺気ポート16を 明くと、アクセル閉度にたた揺気が揺気が出て ではより加圧され、インタークーラ32で冷却に れて揺気ポート16よりシック2の燃焼気の内ト に流入する。そして、この揺気により排気の にはから残留ガスを押して揺気で用するの り、こうして短時間に空気のみの新気がシック 2の燃焼室8内に導入される。

そしてピストン 8 の上昇時に揺気ポート 18. 俳気ポート 11が閉じることで、上記掃気が終了して 圧縮行程に移行する。

また、排気ボート11が閉じた後にあらかじめ燃料パルスによりインジェクタ10に貯えられたた所の燃料が、空気パルスによる加圧空気で噴射して燃焼窒8内に混合気を生成する。そしてピストン8の上死点直前で点火プラグ9により若火火されることで燃焼するが、この場合に揺気ボート18から流入する掃気流に燃焼窒8の頂部のインジェクタ10から適切なタイミングおよび時間で嗅射される

燃料が乗り、適切に配置された点火プラグ位置に 排かれることで、点火プラグ9の付近が濃い混合 気になり、これにより成層燃焼されるのである。

この燃焼による爆発後にピストン3 は下降して 膨脹行程に移り、排気ポート 11が開いてシリンダ 内圧により或る程度の排気が行われ、更に下死点 付近で上述のように揺気作用を伴う揺気行程に戻 るのであり、こうしてエンジンを運転する。

そして上記エンジン運転時に、アクセルペダル40により制御弁86の開閉で、負荷に応じた空気がその一部を開気時に吹き抜けしながらシリンダ2個の燃烧室8内に供給される。また、エンジン回転数Nとアクセル開度をまたは制御弁36の開度のの透りにあるの項別量が算出され、この燃料が制御されるのである。とに知るのため、燃焼室8内の混合気空燃比は所定の値に割る。

一方、上記制御ユニット 45の動作は、第 5 図の フローチャートで示すように、ステップ S101でア

なお(燃圧-空気圧)--定となるように、 歴 圧の空気間圧弁 28を電子制御するようにしても良い。また、基準圧を作らずに調圧したアシスト空 気の空気噴射圧力の時に適正な燃料噴射量となる ような燃料噴射のパルス幅を補正して、 調量する ようにプログラムしておくことも可能である。

[発明の効果]

、以上述べてきたように、本発明によれば、

2 サイクル直噴エンジンの燃料噴射制御において、インジェクタへのアシスト空気噴射圧力を、エンジンの運転条件に応じて決定し、空気調圧弁を制御するので、アシスト空気噴射圧力は低回転の低負荷では低く制御されるため、インジェクタからの噴射燃料がピストン頂部や燃焼室壁面へ衝突すること、または付着することなく充填空気に乗り成層燃焼が行なわれ、排気エミッションも良好になる。

また、高速、高負荷領域では、アシスト空気噴射圧が高く制御されるため、燃料の微粒化が促進されると共に、充填空気中への燃料の侵入混合に

クセル開度 φが検出されると共に、ステップ S102 でエンジン回転数 N を検出し、上記アクセル開度 φ (または解御弁開度 θ) とエンジン回転数 N との出力 信号に基づいてステップ S103により、その時の運転条件が運転条件判定部 46にて判定される。

次にステップS104で、上記運転条件に対応する空気噴射圧力が空気圧力決定部51にで第3図のマップにより決定され、そして、その空気噴射圧力となるようにステップS105で、空気調圧弁26のアクチュエータを駆動させる信号が空気調圧弁用アクチュエータ駆動部52に出力され、インジェクタ10より調圧された所定の空気圧で連続的にアシスト空気が噴射されるものであり、上記動作が経返し実行される。

ところで上記空気調圧弁28における空気噴射圧力の調整タイミングは、第6図のタイミングチャートに示すように、燃料噴射計風後とするようにして知量調整を減少させるようにしており、燃料噴射実施後にアシスト空気の空気噴射圧を基準圧にリセットしている。

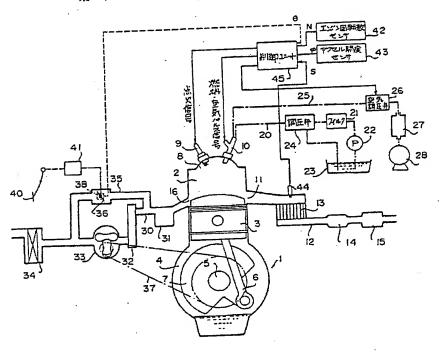
すぐれ、良好燃焼が行なわれ、出力および燃費の 向上が得られる。

4. 図面の簡単な説明

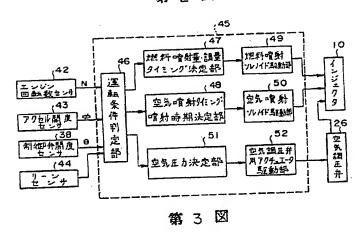
第1 図は本発明の2サイクル道喰エンジンの燃料・吸射制御装置の実施例を示す全体構成図、第2 図は制御系のプロック図、第3 図は空気吸射圧力のマップを示す図、第4 図は目標空燃比のマップを示す図、第5 図は作用のフローチャート図、第6 図は制御系のタイミングチャート図である。

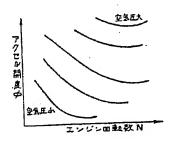
1 … 2 サイクルエンジン本体、8 … 燃烧室、10 … インジェクタ、12 … 排気管、16 … 揺気ボート、28 … 空気関圧弁、38 … 綿気ポンプ、38 … 綿御弁開度センサ、44 … リーンセンサ、45 … 制御ユニット、48 … 運転条件判定部、47 … 燃料噴射量・調量タイミング決定部、48 … 空気噴射タイミング・噴射時期決定部、49 … 燃料噴射ソレノイド駆動部、50 … 空気噴射ソレノイド駆動部、51 … 空気圧力決定部、52 … 空気調圧弁用アクチュエータ駆動部。

第 | 図

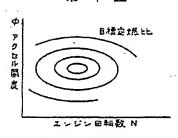


第 2 図

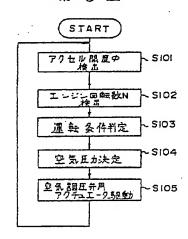




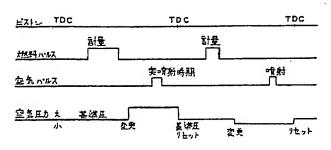
第 4 図



## 第 5 図



## 第 6 図



THIS PAGE BLANK (USPTO)